

PATENT ABSTRACTS OF JAPAN

(11)Publication number:

2003-056595

(43) Date of publication of application: 26.02.2003

F16D 7/02 (51)Int.CI. F16F 15/12 F16H 35/10

(21)Application number: 2001-241566 (71)Applicant : OGURA CLUTCH CO LTD

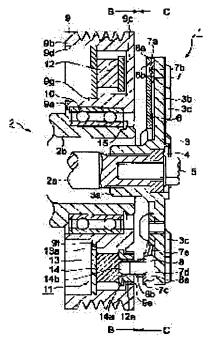
(22)Date of filing: 09.08.2001 (72)Inventor: KUROSU YOSHIHIRO

(54) POWER TRANSMISSION

(57)Abstract:

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide a power transmission capable of facilitating assembly to a compressor and the like.

SOLUTION: An annular elastic member 7, formed with an engagement protruding part 7b at a part 7a to be clamped, and a retaining plate 6 formed with a latching hole 6b for engaging the engagement protruding part 7b at a retaining part 6a extending in a radius direction, are fixed at a flange part 3b of a first rotating member 3. A head part 8a of an engagement member 8 is interposed in between a supporting part 7c of the elastic member 7 and the flange part 3b. A leg part 8b of the engagement member 8 is engaged with a latching part 14b of a damper mechanism 11. Assembling is conducted, so that the head part 8a of the engagement member 8, intruded in an introducing part 3c formed at the flange part 3b and the leg part 8b of the engagement member 8, is separated from the stop part 14b, when



frictional connection is released between the part 7a to be clamped and the retaining part 6a caused by overload applied to the first rotating member 3.

LEGAL STATUS

[Date of request for examination]

[Date of sending the examiner's decision of rejection]

[Kind of final disposal of application other than the examiner's decision of rejection or application converted registration]

[Date of final disposal for application]

[Patent number]

[Date of registration]

[Number of appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of requesting appeal against examiner's decision of rejection]

[Date of extinction of right]

(19) 日本国特許庁 (JP)

(12) 公開特許公報(A)

(11)特許出願公開番号 特開2003-56595 (P2003-56595A)

(43)公開日 平成15年2月26日(2003.2.26)

| (51) Int.Cl.7 | | 識別記号 | FΙ | | テーマコード(参考) |
|---------------|-------|------|---------|-------|-------------------------|
| F16D | 7/02 | | F16D | 7/02 | F 3J062 |
| F16F | 15/12 | | F16H | 35/10 | D |
| F16H | 35/10 | | | | Н |
| | | | F 1 6 F | 15/12 | S |

審査請求 未請求 請求項の数4 OL (全 7 頁)

(21)出願番号 特願2001-241566(P2001-241566)

(22)出願日 平成13年8月9日(2001.8.9)

(71)出願人 000185248

小倉クラッチ株式会社

群馬県桐生市相生町2丁目678番地

(72)発明者 黒須 義弘

群馬県桐生市相生町2丁目678番地 小倉

クラッチ株式会社内

Fターム(参考) 3J062 AA31 AB12 AC01 BA01 BA19

CF04 CF12 CF27 CF29 CF37

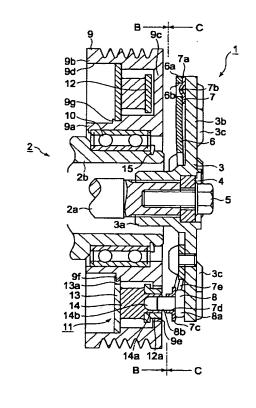
CF38

(54) 【発明の名称】 動力伝達機構

(57)【要約】

【課題】 コンプレッサ等への組み付けが簡単にできる動力伝達機構を提供することを目的とする。 【解決手段】 第1回転部材3のフランジ部3b

に、被挟持部7aに係合凸部7bが形成された環状の弾性部材7と、半径方向に延びた保持部6aに係合凸部7bが係合される係止穴6bが形成された保持板6とを固定した。また係合部材8の頭部8aを、弾性部材7の支持部7cとフランジ部3bとの間に介在した。さらに係合部材8の脚部8bを、ダンパ機構11の係止部14bに係合させた。また第1回転部材3に過負荷が加わって、被挟持部7aと保持部6aとの摩擦結合が解除されたとき、係合部材8の頭部8aがフランジ部3bに形成された陥入部3cに陥入して、係合部材8の脚部8bが係止部14bから離脱するように組み付けた。



【特許請求の範囲】

同軸線上で互いに回転自在に配設された 【請求項1】 第1回転部材および第2回転部材と、

半径方向に延び板厚方向に弾性変形可能な保持部が円周 方向に間隔をおいて設けられ前記第1回転部材または前 記第2回転部材に固定された保持板と、

前記第1回転部材または前記第2回転部材と前記保持板 の保持部との間に挾持された前記保持部と同数の被挾持 部と、円周方向において隣接する被挾持部の間に設けら れた支持部と、これら被挾持部と支持部とを連結する板 10 厚方向に弾性変形可能な連結部が設けられた環状の弾性

前記第1回転部材または前記第2回転部材と前記弾性部 材の支持部との間に介在された頭部と、この頭部から軸 線方向に延びた脚部が設けられ、前記弾性部材の支持部 に支持された係合部材と、

前記第2回転部材または前記第1回転部材に設けられ前 記係合部材の脚部が係合された係止部と、

前記第1回転部材または前記第2回転部材に設けられ前 記係合部材の頭部が陥入する陥入部とを備え、

前記第1回転部材または前記第2回転部材に過負荷が加 わったとき、前記保持板の保持部の弾性復帰力による前 記弾性部材の被挾持部と前記保持板の保持部との摩擦結 合が解除され、前記第1回転部材または前記第2回転部 材と前記弾性部材が相対的に回動するとともに、前記弾 性部材の連結部の弾性復帰力により、前記係合部材の頭 部が前記陥入部に陥入して前記係合部材の脚部が前記係 止部から離脱することを特徴とする動力伝達機構。

【請求項2】 同軸線上で互いに回転自在に配設された 第1回転部材および第2回転部材と、

半径方向に延び板厚方向に弾性変形可能な保持部が円周 方向に間隔をおいて設けられ前記第1回転部材または前 記第2回転部材に固定された保持板と、

前記第1回転部材または前記第2回転部材と前記保持板 の保持部との間に挾持された前記保持部と同数の被挾持 部と、円周方向において隣接する被挾持部の間に設けら れた支持部と、これら被挾持部と支持部とを連結する連 結部が設けられた環状の弾性部材と、

前記第1回転部材または前記第2回転部材と前記弾性部 材の支持部との間に介在された頭部と、この頭部から軸 線方向に延びた脚部が設けられ、前記弾性部材の支持部 に支持された係合部材と、

前記第2回転部材または前記第1回転部材に設けられ前 記係合部材の脚部が係合された係止部と、

前記第1回転部材または前記第2回転部材に設けられ前 記係合部材の頭部が陥入する陥入部と、

前記係合部材の頭部を前記陥入部に陥入する押圧部材と を備え、

前記第1回転部材または前記第2回転部材に過負荷が加 わったとき、前記保持板の保持部の弾性復帰力による前 記弾性部材の被挾持部と前記保持板の保持部との摩擦結 合が解除され、前記第1回転部材または前記第2回転部 材と前記弾性部材が相対的に回動するとともに、前記押 圧部材の弾性復帰力により、前記係合部材の頭部が前記 陥入部に陥入して前記係合部材の脚部が前記係止部から 離脱することを特徴とする動力伝達機構。

【請求項3】 請求項1、2に記載された動力伝達機構 において、第1回転部材または第2回転部材の円周方向 を数等分した位置に、2つの陥入部が円周方向に間隔を おいて設けられていることを特徴とする動力伝達機構。

【請求項4】 請求項1、2または3に記載された動力 伝達機構において、係合部材の脚部が係合された係止部 が設けられ、第2回転部材または第1回転部材に連結さ れたダンパ機構を備えたことを特徴とする動力伝達機

【発明の詳細な説明】

[0001]

【発明の属する技術分野】この発明は、カーエアコン用 コンプレッサ等に組み付けられる動力伝達機構に関する ものであり、特には、過負荷が加わったとき動力伝達が 遮断される動力伝達機構に関するものである。

[0002]

30

【従来の技術】この種の動力伝達機構としては、特開2 000-18157号公報に記載されたものがある。こ の公報の動力伝達機構は、カーエアコン用コンプレッサ の回転軸に装着された第1回転部材 (ハブ) と、同コン プレッサのハウジングに形成された円筒部に軸受を介し て回転自在に支持された第2回転部材(プーリ)が同軸 線上に配設されている。また第1回転部材には、係合部 材(トルク伝達ピン)の頭部が係止される貫通穴が穿設 されたフランジ部が一体に形成され、第2回転部材に は、半径方向外側に張り出した円弧状の凹部が形成され たホルダプレートと、上記係合部材の脚部が陥入される 陥入部(貫通穴)が穿設されたストッパプレートが固定 されている。さらに、ホルダプレートとストッパプレー トの間には、ダンパゴムが固着されたリベットと上記係 合部材が固定されたダンパ保持プレートが設けられてい る。

【0003】このような構成の動力伝達機構は、第1回 転部材に過負荷が加わると、第2回転部材に伝達されて いる動力によりダンパゴムが回転方向に圧縮され、スト ッパプレートとダンパ保持プレートが相対的に回動する とともに、ダンパゴムの軸線方向の弾性復帰力により、 係合部材の脚部がストッパプレートの陥入部に陥入して 係合部材の頭部が第1回転部材の貫通穴から離脱するの で、第2回転部材から第1回転部材への動力伝達は遮断 される。

[0004]

【発明が解決しようとする課題】従来の動力伝達機構 は、第2回転部材をコンプレッサの円筒部に組み付けた

後、第1回転部材をコンプレッサの回転軸に装着するとともに、ダンパゴムを軸線方向に圧縮して係合部材の頭部を第1回転部材のフランジ部の貫通穴に嵌合した状態で、ストッパプレートを第2回転部材に固定することにより、コンプレッサへの組み付けが完了する構成を採用しているので、コンプレッサへの組み付け作業が面倒であると考えられた。この発明は、コンプレッサ等への組み付けが簡単にできる動力伝達機構を提供することを目的とする。

[0005]

7

【課題を解決するための手段】このような目的を達成す るために、第1発明の動力伝達機構(1)は、同軸線上 で互いに回転自在に配設された第1回転部材(3)およ び第2回転部材(9)と、半径方向に延び板厚方向に弾 性変形可能な保持部(6 a)が円周方向に間隔をおいて 設けられ前記第1回転部材(3)または前記第2回転部 材(9)に固定された保持板(6)と、前記第1回転部 材(3)または前記第2回転部材(9)と前記保持板 (6) の保持部(6a) との間に挾持された前記保持部 (6a) と同数の被挾持部 (7a) と、円周方向におい て隣接する被挾持部(7a)の間に設けられた支持部 (7c) と、これら被挾持部 (7a) と支持部 (7c) とを連結する板厚方向に弾性変形可能な連結部 (7 e) が設けられた環状の弾性部材 (7) と、前記第1回転部 材(3)または前記第2回転部材(9)と前記弾性部材 (7) の支持部 (7 c) との間に介在された頭部 (8 a) と、この頭部(8a) から軸線方向に延びた脚部 (8b) が設けられ、前記弾性部材(7) の支持部(7 c) に支持された係合部材(8) と、前記第2回転部材 (9) または前記第1回転部材(3) に設けられ前記係 合部材(8)の脚部(8b)が係合された係止部(14 b) と、前記第1回転部材(3)または前記第2回転部 材(9)に設けられ前記係合部材(8)の頭部(8a) が陥入する陥入部 (3 c) とを備え、前記第1回転部材 (3) または前記第2回転部材(9) に過負荷が加わっ たとき、前記保持板 (6) の保持部 (6 a) の弾性復帰 力による前記弾性部材 (7) の被挾持部 (7a) と前記 保持板(6)の保持部(6a)との摩擦結合が解除さ れ、前記第1回転部材(3)または前記第2回転部材 (9)と前記弾性部材(7)が相対的に回動するととも に、前記弾性部材(7)の連結部(7e)の弾性復帰力 により、前記係合部材(8)の頭部(8a)が前記陥入 部(3c)に陥入して前記係合部材(8)の脚部(8 b) が前記係止部(14b) から離脱することを特徴と

【0006】また第2発明の動力伝達機構(16)は、 同軸線上で互いに回転自在に配設された第1回転部材 (3)および第2回転部材(9)と、半径方向に延び板 厚方向に弾性変形可能な保持部(6a)が円周方向に間 隔をおいて設けられ前記第1回転部材(3)または前記 50

第2回転部材(9)に固定された保持板(6)と、前記 第1回転部材(3)または前記第2回転部材(9)と前 記保持板(6)の保持部(6a)との間に挾持された前 記保持部(6a)と同数の被挟持部(17a)と、円周 方向において隣接する被挾持部(17a)の間に設けら れた支持部(17c)と、これら被挟持部(17a)と 支持部(17c)とを連結する連結部(17e)が設け られた環状の弾性部材(17)と、前記第1回転部材 (3) または前記第2回転部材(9) と前記弾性部材 (17)の支持部(17c)との間に介在された頭部 (8a) と、この頭部 (8a) から軸線方向に延びた脚 部(8b)が設けられ、前記弾性部材(17)の支持部 (17c)に支持された係合部材(8)と、前記第2回 転部材(9)または前記第1回転部材(3)に設けられ 前記係合部材(8)の脚部(8b)が係合された係止部 (14b) と、前記第1回転部材(3)または前記第2 回転部材(9)に設けられ前記係合部材(8)の頭部 (8a) が陥入する陥入部 (3c) と、前記係合部材 (8)の頭部(8a)を前記陥入部(3c)に陥入する 押圧部材(18)とを備え、前記第1回転部材(3)ま たは前記第2回転部材(9)に過負荷が加わったとき、 前記保持板(6)の保持部(6a)の弾性復帰力による 前記弾性部材(17)の被挾持部(17a)と前記保持 板(6)の保持部(6a)との摩擦結合が解除され、前 記第1回転部材(3)または前記第2回転部材(9)と 前記弾性部材(17)が相対的に回動するとともに、前 記押圧部材(18)の弾性復帰力により、前記係合部材 (8) の頭部 (8a) が前記陥入部 (3c) に陥入して

b)から離脱することを特徴とする。 【0007】また第3発明の動力伝達機構は、第1、第2発明の動力伝達機構において、第1回転部材(3)または第2回転部材(9)の円周方向を数等分した位置に、2つの陥入部(3c)が円周方向に間隔をおいて設けられていることを特徴とする。

前記係合部材(8)の脚部(8b)が前記係止部(14

【0008】また第4発明の動力伝達機構は、第1、第2または第3発明の動力伝達機構において、係合部材(8)の脚部(8b)が係合された係止部(14b)が設けられ、第2回転部材(9)または第1回転部材(3)に連結されたダンパ機構(11)を備えたことを特徴とする。

[0009]

【発明の実施の形態】以下、この発明を図示した実施の形態により説明する。図1~図5には、カーエアコン用コンプレッサに組み付けられた動力伝達機構が示され、図1は平面図、図2は図1のAA線断面図、図3は図2のBB線矢視図、図4は図2のCC線矢視図、図5は動力伝達が遮断された状態で示した断面図である。これら図面の動力伝達装置1は、エンジンやモータの動力により駆動されるカーエアコン用コンプレッサ2に組み付け

6

られ、コンプレッサ2の回転軸2aに配設された第1回 転部材(ハブ)3と、コンプレッサ2のハウジングに形 成された円筒部2bに支持された第2回転部材(プー リ)9が同軸線上に配設されている。

【0010】第1回転部材3は、中心にスプライン穴が 形成された円筒状のボス部3aと、このボス部3aから 半径方向外側に延設された円板状のフランジ部3bが一 体に形成されている。また第1回転部材3のボス部3a には、回転軸2aの先端が当接する当接板4が固定さ れ、この当接板4に回転軸2aが当接するまでボス部3 aを回転軸2aにスプライン嵌合した後、ボルト5を当 接板4の貫通穴から挿入して回転軸2aのネジ穴に螺合 することにより、第1回転部材3は回転軸2aに一体回 転可能に装着されている。さらに第1回転部材3のフラ ンジ部3bには、その内側面を外側面側にプレス押しす ることにより凹陥状の陥入部3 c が形成されている。こ の実施の形態においては、フランジ部3bの円周方向を 3等分した位置に、2つの陥入部3 cが円周方向に間隔 をおいて設けられており、第2回転部材9の回転方向に 関係なく動力伝達機構1をコンプレッサ2に組み付ける ことができるようになっている。

【0011】また第1回転部材3のフランジ部3bの内側面(第2回転部材側の側面)には、保持板6がネジで固定されている。保持板6は、金属の薄板(例えばバネ鋼)をプレス加工により打ち抜くことにより形成され、フランジ部3bに固定される環状の基部と、この基部の円周方向を3等分した位置から半径方向外側に延びた略矩形状の保持部6aが設けられている。保持板6の保持部6aは、その板厚方向に弾性変形が可能であり、また弾性部材7の係合凸部7bが係合される係止穴(貫通穴)6bが形成されている。

【0012】弾性部材7は、板厚が保持板6より薄い金属の薄板(例えばバネ鋼)をプレス加工により環状に打ち抜くことにより形成されている。また弾性部材7は、円周方向を3等分した位置の部位が、第1回転部材3のフランジ部3bと保持板6の保持部6aとの間に挾持された被挾持部7aとして設けられ、この被挾持部7aに形成された係合凸部7bが保持板6の係止穴6bに対して60度ずれた位置の部位が支持部7cとして設けられ、その支持部7cにはバーリング加工により貫通穴7dが形成されている。また弾性部材7は、被挾持部7aと支持部7cとの間を板厚方向に弾性変形可能な円弧状の連結部7eとして設けられている。

【0013】弾性部材7の各支持部7cには、係合部材8が個々に支持されている。係合部材8は、金属の有頭ピンにより設けられ、頭部8aが弾性部材7の支持部7cと第1回転部材3のフランジ部3bとの間に介在され、軸線方向に延びた円筒状の脚部8bが弾性部材7の貫通穴7dに挿入されている。また係合部材8の頭部8

aは、弾性部材7の連結部7eの弾性復帰力により、弾性部材7の支持部7cと第1回転部材3のフランジ部3bとの間に保持されている。

【0014】係合部材8の脚部8bは、第2回転部材9側に設けられたダンパ機構11の有底穴からなる係止部14bに嵌合されている。第2回転部材9は、内周面に軸受10の外輪が圧入嵌合された内側円筒部9aと、外周面にベルト溝が形成された外側円筒部9bと、これら内側円筒部9aと外側円筒部9bの端部を連結した円板部9cが形成され、第1回転部材3のフランジ部3bとは反対側に開口した環状溝9dが設けられている。

【0015】第2回転部材9の環状溝9dには、ダンパ機構11が収容されている。ダンパ機構11は、円周方向を3等分した位置に円筒部12aが形成された第1の円板12と、内周面側が内側円筒部9aの外周面に形成された段差部に当接して外周面側が外側円筒部9bの内周面に形成された段差部に当接した第2の円板13と、これら第1、第2の円板12、13に固着された環状のダンパゴム14が設けられている。また第1の円板12の円筒部12aは、第2回転部材9の円板部9cに形成された円弧状の長穴9e内に突出しているとともに、円筒部12a内には、ダンパゴム14に一体に形成された円筒部14aが嵌合されている。さらに円筒部14aには、有底穴からなる係止部14bが形成され係合部材8の脚部8bが嵌合されている。

【0016】またダンパ機構11の第1の円板12は、内側円筒部9aの外周面の寸法より大きな寸法の内周面と、外側円筒部9bの内周面の寸法より小さい寸法の外周面が形成されている。ダンパ機構11の第2の円板13は、内側円筒部9aの外周面に圧入嵌合された内周面と、外側円筒部9bの内周面に圧入嵌合された外周面が形成されている。さらに第2の円板13の内周面には、複数の切欠き溝13aが形成され、内側円筒部9aの周壁を切り起こすことにより形成された複数の突起9fに嵌合されているとともに、第2の円板13は、内側円筒部9aに形成された複数のかしめ片9gにより第2回転部材9に固定されている。

【0017】なお第2回転部材9は、軸受10をコンプレッサ2の円筒部2bに嵌合してスナップリング15を円筒部2bの溝に係止することにより、コンプレッサ2のハウジングに組み付けられている。

【0018】このような構成の動力伝達機構1は、弾性部材7の係合凸部7bを保持板6の係止穴6bに係合させた状態で、保持板6の保持部6aと第1回転部材3のフランジ部3bとの間に弾性部材7の被挟持部7aが挟持されているので、また弾性部材7の支持部7cに支持された係合部材8の脚部8bがダンパ機構11の係止部14bに係合されているので、ダンパ機構11と係合部材8および弾性部材7と保持板6を介して第2回転部材9から第1回転部材3に動力が伝達される。また動力伝

7

8

達機構1は、保持板6の保持部6aと弾性部材7の被挟持部7aとの摩擦結合部分に作用する動力伝達時の衝撃や、動力伝達中におけるトルク変動による衝撃をダンパ機構11で吸収することができる。

【0019】さらに動力伝達機構1は、回転軸2aに装着された第1回転部材3に過負荷が加わると、ダンパゴム14がねじられるとともに、保持板6の保持部6aの弾性復帰力による保持部6aと弾性部材7の保合凸部7bが保持部6aの係止穴6bから離脱する。また、係合凸部7bが保止穴6bから離脱することにより、第1回転部材3と弾性部材7は相対的に回動して係合部材8の頭部8aがフランジ部3bに形成された陥入部3c側に変位する。さらに、係合部材8の頭部8aは、弾性部材7の連結部7eの弾性復帰力によりフランジ部3bの陥入部3cに陥入されるとともに、係合部材8の脚部8bがダンパ機構11の係止部14bから抜けて離脱する。したがって、第2回転部材9から第1回転部材3への動力伝達が遮断される。

【0020】次に、この発明を別の実施の形態により説明する。図6は断面図であり、図7は図6の要部拡大図である。なお、これら図面に示された動力伝達機構16は、係合部材8の頭部8aを陥入部3cに陥入するための押圧部材18を設けた構成などが、動力伝達機構1と相異している。その他の同じ構成については、すでに使用した符号を図面に示すことにより、重複する説明を省略する。

【0021】動力伝達機構16は、金属の薄板で製造された環状の弾性部材17が設けられている。弾性部材17は、係合凸部17bが形成された被挟持部17aと、第2回転部材9側にプレス押し加工され底部に貫通穴17dが形成された凹状の支持部17cとが、弾性変形不可の円弧状の連結部17eで連結されている。また、弾性部材17の支持部17cには、係合部材8が支持されているとともに、係合部材8の頭部8aと支持部17cの底部との間には、係合部材8の脚部8bに嵌合された皿ばねからなる押圧部材18が介在されている。

【0022】このような構成の動力伝達機構16は、動力伝達機構1と同様に第2回転部材9から第1回転部材3に動力を伝達することができる。また、第1回転部材3に過負荷が加わると、保持部6aの弾性復帰力による保持部6aと被挟持部17aとの摩擦結合力に抗して、弾性部材17の係合凸部17bが保持部6aの係止穴6bから離脱する。さらに、第1回転部材3と弾性部材17が相対的に回動するとともに、押圧部材18の弾性復帰力により、係合部材8の頭部8aが陥入部3cに陥入して係合部材8の脚部8bがダンパ機構11の係止部14bから抜けて離脱する。したがって、第2回転部材9から第1回転部材3への動力伝達が遮断される。

【0023】以上、この発明を実施の形態として示した 50

図面により説明したが、この発明の動力伝達機構は、カーエアコン用コンプレッサを駆動するモータ等に組み付けて使用することができる。またこの発明の動力伝達機構は、弾性部材の係合凸部と保持板の保持部に形成された係止穴とを係合する構成ではなく、摩擦板を介在する等の構成を採用して保持板の保持部と弾性部材の被挟持部との摩擦結合力を大きくしてもよい。さらにこの発明の動力伝達機構は、第2回転部材に保持板や弾性部材、係合部材、陥入部等を設け、第1回転部材に係止部が形成されたダンパ機構を設けた構成にすることができる。

[0024]

【発明の効果】第1、第2発明の動力伝達機構は、コンプレッサ等に組み付けるとき、第1回転部材または第2回転部材のいずれか一方の回転部材に設けられた係合部材の脚部と、他方の回転部材に設けられた係止部とを係合させるだけでよいので、コンプレッサ等への組み付けが簡単にできる動力伝達機構を提供することができる。

【0025】第3発明の動力伝達機構は、第1、第2発明の動力伝達機構において、第1回転部材または第2回転部材の円周方向を数等分した位置に、2つの陥入部が円周方向に間隔をおいて設けられている構成を採用したので、第2回転部材または第1回転部材の回転方向に関係なく、コンプレッサ等に組み付けることができる。

【0026】第4発明の動力伝達機構は、第1、第2または第3発明の動力伝達機構において、係合部材の脚部が係合された係止部が設けられ、第2回転部材または第1回転部材に連結されたダンパ機構を備えたので、保持板の保持部と弾性部材の被挟持部との摩擦結合部分に作用する動力伝達時の衝撃や、動力伝達中におけるトルク変動による衝撃をダンパ機構で吸収することができる。

【図面の簡単な説明】

【図1】この発明の実施の形態として示された動力伝達装置の平面図である。

【図2】図1のAA線断面図である。

【図3】図2のBB線矢視図である。

【図4】図2のCC線矢視図である。

【図5】動力伝達が遮断された状態で示された断面図である。

【図6】別の実施の形態として示された動力伝達機構の 断面図である。

【図7】図6の要部拡大図である。

【符号の説明】

3 第1回転部材 (ハブ)

6 保持板

6 a 保持部

7 弹性部材

7 a 被挾持部

8 係合部材

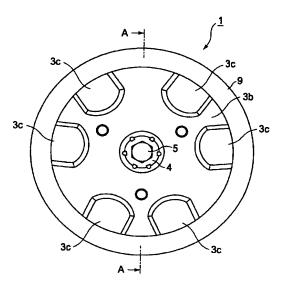
9 第2回転部材 (プーリ)

) 11 ダンパ機構

1 7 弾性部材

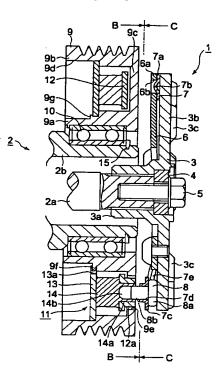
7

【図1】

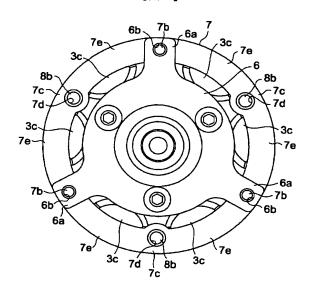


1 8 押圧部材

【図2】



【図3】



【図4】

